(51) Internationale Patentklassifikation 6:

F16C 39/06

(11) Internationale Veröffentlichungsnummer:

WO 97/13986

(43) Internationales Veröffentlichungsdatum:

17. April 1997 (17.04.97)

(21) Internationales Aktenzeichen:

PCT/CH96/00350

A1

(22) Internationales Anmeidedatum: 4. Oktober 1996 (04.10.96)

(30) Prioritätsdaten:

2834/95

6. Oktober 1995 (06.10.95)

CH

Veröffentlicht

Mit internationalem Recherchenbericht.

Vor Ablauf der für Änderungen der Ansprüche zugelassenen Frist. Veröffentlichung wird wiederholt falls Änderungen eintreffen.

(81) Bestimmungsstaaten: CA, CZ, JP, US, europäisches Patent (AT, BE, CH, DE, DK, ES, FI, FR, GB, GR, IE, IT, LU, MC, NL, PT, SE).

(71) Anmelder (für alle Bestimmungsstaaten ausser US): SULZER TURBO AG [CH/CH]; Hardstrasse 319, CH-8023 Zürich (CH). SULZER PUMPEN AG [CH/CH]; Zürcherstrasse 15, CH-8401 Winterthur (CH).

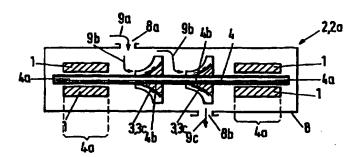
(72) Erfinder; und

(75) Erfinder/Anmelder (nur für US): VOGEL, Andreas [CH/CH];
Oberdorfstrasse 17, CH-5107 Schinznach Dorf (CH).
SCHMIED, Joachim [DE/CH]; Dorfstrasse 14, CH-5422 Oberehrendingen (CH).

(74) Anwalt: SULZER MANAGEMENT AG; KS/Patente/0007. Zürcherstrasse 12, CH-8401 Winterthur (CH).

(54) Title: ROTODYNAMIC MACHINE FOR CONVEYING A FLUID

(54) Bezeichnung: ROTODYNAMISCHE MASCHINE ZUR FÖRDERUNG EINES FLUIDES



(57) Abstract

The invention relates to a rotodynamic machine for conveying a fluid, like a turbo-machine (2) or a centrifugal pump, with at least one drive and bearing device (1) in the form of an electric motor with a stator and a magnetic-bearing rotor (4a), in which the windings (15, 16) generating the torque and the magnetic bearing force are arranged together in the stator, the rotor (4a) forms a section of the shaft (4) of the turbo-machine (2) and there is a control device (7) controlling one of the two windings, in such a way that a magnetic bearing force acting on the rotor (4a) can be generated by the first winding (16) in order contactlessly to hold the shaft (4) radially and a torque acting on the rotor (4a) can be generated by the second winding (15).

(19)日本国特許庁(JP)

(12) 公表特許公報(A)

(11)特許出顧公表番号

特表平11-513558

(43)公表日 平成11年(1999)11月16日

(21)出願番号		特願平9 -514595		(71)			-	ターボ アカ	チェンゲゼルシ
			審査請求	未讃求	予備	審查請求	有	(全 23 頁)	最終頁に続く
	7/14					7/14		В	
H 0 2 K	5/16			H 0 2	Rκ	5/16		Z	
F 1 6 C	32/04			F 1 6	S C	32/04		Z	
F01D	25/16			F 0 1	D	25/16		Α	
H02K	7/09			H02	ΣK	7/09			
(51) Int.Cl.6		識別記号		FΙ					

(86) (22)出願日 平成8年(1996)10月4日 (85)翻訳文提出日 平成10年(1998) 3月10日 (86)国際出願番号 PCT/CH96/00350 (87)国際公開番号 WO97/13986 (87)国際公開日 平成9年(1997)4月17日 (31) 優先権主張番号 2834/95 (32)優先日 1995年10月6日 (33)優先権主張国 スイス (CH) (81) 指定国 EP(AT, BE, CH, DE, DK, ES, FI, FR, GB, GR, IE, IT, L U, MC, NL, PT, SE), CA, CZ, JP, U

(71)出願人 ズルツァー ターボ アクチェンゲゼルシャフト
スイス国 ツェーハー-8023 チューリッヒ ハルトシュトラーセ 319
 (71)出願人 ズルツァー ブンペン アクチェンゲゼルシャフトスイス国 CH-8401 ヴィンターツールチュルヒャーシュトラーセ 15
 (72)発明者 フォーゲル、アンドレアススイス国 CH-5107 シンナッハ ドル

(74)代理人 弁理士 恩田 博宣

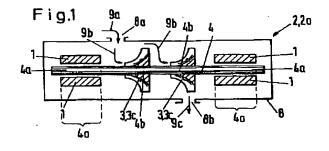
フ オーパードルフシュトラーセ 17

最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 流体を送出する回転機械

(57)【要約】

本発明はステータと、磁気によって軸支されたロータ (4 a) とを有する電気機械として形成された少なくとも1つの駆動及び軸受装置 (1) を有するターボ機械で2)または遠心ボンブ等の流体を送出する回転機械であって、トルク及び磁気軸支力を形成する複数の巻線 (15,16)がステータ内に設けられ、ロータ (4 a) はターボ機械(2)のシャフト (4)の部分を形成し、2つの巻線 (15,16)を励磁するための制御 置 (7)が設けられ、制御装置 (7)は、シャナト (4)に接触することなく同シャフト (4)を放射方向に保持すべくロータ (4 a)に作用する磁気懸架力を第1の巻線 (16)を介して形成可能であって、かつロタ (4 a)に作用するトルクを第2の巻線 (15)を介して形成可能である回転機械に関する。



【特許請求の範囲】

- 1. 流体を送出する回転機械、特に、ターボ機械(2)または遠心ポンプ(2 a)であって、ロータ(4 a)を有する軸支されたシャフト(4)と、駆動及び軸受装置(1)とを含む回転機械において、前記駆動及び軸受装置(1)はシャフト(4)を取囲む複数の電気巻線(15,16)を備えたステータを有し、前記ロータ(4 a)、ステータ及び複数の電気巻線(15,16)はベアリング・フリー・モータ(20)を形成すべく互いに整合し、かつ配置されており、前記ベアリング・フリー・モータ(20)は磁力を使用することによってシャフト(4)に接触することなく同シャフト(4)を軸支し、かつトルクをシャフト(4)上に形成する回転機械。
- 2. ステータと、磁気によって軸支されたロータ(4 a)とを有する電気機械として形成された少なくとも1つの駆動及び軸受装置(1)を有するターボ機械(2)であって、トルク及び磁気軸支力を形成する複数の巻線(1 5, 1 6)が前記ステータ内に設けられ、前記ロータ(4 a)はターボ機械(2)のシャフト(4)の部分を形成し、2つの巻線(1 5, 1 6)を励磁するための制御装置(7)が設けられ、同制御装置(7)による2つの巻線(1 5, 1 6)の励磁は、シャフト(4)に接触することなく同シャフト(4)を放射方向に保持すべくロータ(4 a)に作用する磁気懸架力を第1の巻線(1 6)を介して形成し、かつロータ(4 a)に作用するトルクを第2の巻線(1 5)を介して形成するように実施されるターボ機械(2)。
- 3. 前記トルクを形成する巻線(15)はn個の極対数を有し、前記磁気軸支力を形成する巻線(16)はn+1個またはn-1個の極対数を有する請求項1または2に記載の回転機械。
- 4. 少なくとも1つの圧縮ホイール(3) または1つのロータ(4 a) をシャフト(4) 上に配置した請求項1乃至3のいずれか一項に記載の回転機械。
- 5. 前記ロータ(4a)はリラクタンス・ロータ、永久磁石ロータまたは電気励磁ロータ(4a)として形成されている請求項1乃至4のいずれか一項に記載の回転機械。

6. ロータ(4a)、ステータ及び電気巻線(15,16)の相対的構成と、制御装置による電気巻線(15,16)の励磁とは、前記ペアリング・フリー・モータ(20)のロータ(4a)をリラクタンス・モータ、同期モータまたは誘導モータの動作原理に基づいて駆動可能とする請求項1万至5のいずれか一項に記載の回転機械。

7. 前記ロータ(4 a)はn個の極対数を有する多相巻線を有し、前記巻線は特に正弦波状分布を形成すべく配置され、さらに同巻線は短絡されているか、または抵抗によって終端されている請求項1乃至6のいずれか一項に記載の回転機械

8. 前記シャフト(4)を軸支すべく同シャフト(4)の長手方向に沿って互い に離間した少なくとも2つのラジアル・ベアリングを有し、前記少なくとも2つのラジアル・ベアリングは駆動及び軸受装置(1)またはベアリング・フリー・モータ(20)と、ラジアル・ベアリング(12)とのうちの少なくともいずれ か一方を含むグループから選択される請求項1乃至7のいずれか一項に記載の回転機械。

9. 圧縮ホイール (3)、ロータ (3 c) または駆動及び軸受装置 (1) を含む グループから選択された装置をシャフト (4) の2つの端部にそれぞれ有し、特 に、前記複数の圧縮ホイール (3) またはロータ (3 c) は互いに対向して配置

されている請求項1乃至8のいずれか一項に記載の回転機械。

10.シャフト(4)を軸線方向にガイドする装置を有し、同装置は電磁スラスト・ベアリング(13)と、能動的スラスト補償を有するスラスト・ベアリング(13)とのうちのいずれか一方を含むグループから選択される請求項1乃至9のいずれか一項に記載の回転機械。

11. 前記駆動及び軸受装置(1)は入口開口及び出口開口(21)を有するハウジング(20)によって取囲まれ、前記ハウジング(20, 21)は同ハウジング(20, 21)を貫流する流体によって駆動及び軸受装置(1)を冷却すべく設けられている請求項1乃至10のいずれか一項に記載の回転機械。

12. 請求項1乃至11のいずれか一項に記載の駆動及び軸受装置(1)を有す

る回転機械、特に、ターボ機械(2)または遠心ポンプ(2 a)を駆動する方法であって、シャフト(4)の放射方向位置をセンサ(6)によって検出し、かつ同放射方向位置を制御装置(7)へ入力し、シャフト(4)に接触することなく同シャフト(4)を駆動し、かつ保持するように前記駆動及び軸受装置(1)を制御装置(7)によって励磁する方法。

13.シャフト(4)の回転特性に影響を及ぼすように、より詳細には、ロータの内部振動を異なる複数の軸線方向位置において個々に能動的に減衰し得るように、駆動及び軸受装置(1)並びに磁気ラジアル・ベアリング(12)の少なくともいずれか一方を制御装置(7)によって励磁する請求項12に記載の方法。
14.請求項1乃至11のいずれか一項に記載の回転機械を有するプラント。

【発明の詳細な説明】

流体を送出する回転機械

本発明は流体を送出する回転機械(rotodynamische Maschine)、特に、請求項1の前提部分に開示するターボ機械または遠心ポンプと、請求項12に開示する回転機械を駆動する方法とに関する。

ターボ機械、特に、ターボ・コンプレッサ等の流体を送出する回転機械のシャフトの両端部にそれぞれ設けられた2つの磁気ベアリングを使用して同シャフトを放射方向に保持することが知られている。磁気ベアリングは限られた特定の軸支能力を有し、同軸支能力は従来のベアリングより低い。空間的な理由に基づき、磁気ベアリングはターボ機械のシャフトの長手方向に沿って短く形成されている。このため、同磁気ベアリングは小さい軸支力を有する。

本発明の目的は回転機械のロータを技術的及び経済的に更に効果的な方法で軸 支し、かつ駆動することにある。

本発明の目的は請求項1の特徴部分によって達成される。従属請求項2乃至1 1は本発明の別の複数の効果的な実施の形態に関する。更に、本発明の目的は請求項12の特徴部分に開示する方法によって達成される。従属請求項13は本発明の別の効果的な実施の形態に関する。

本発明に基づく流体を送出する回転機械、特に、ターボ機械または遠心ポンプは軸支されたシャフトと、ロータと、駆動及び軸受装置とを有する。駆動及び軸受装置はシャフトを取囲む電気巻線を備えたステータを有する。ロータ、ステータ及び電気巻線の相対的構成と、制御装置による電気巻線の励磁とは、シャフトを同シャフトに接触することなく軸支し、かつトルクを磁力を通じてシャフト上に形成するベアリング・フリー・モータを実現する。ロータがシャフトの一部を形成するようにシャフト及びロータをユニットとして形成することが好ましい。本明細書中において、ロータは駆動及び軸受装置の回動可能な部分を意味する。

ロータを接触を伴うことなくステータ内で保持し、かつ同ステータによって駆動 すべく、ロータはステータと協働する。ロータはシャフトに対して固定されてい るか、または同シャフトの一部を形成している。このため、ステータはシャフト に接触することなく同シャフトを保持し、かつ駆動する。

ベアリング・フリー・モータは電気的に励磁可能な駆動及び軸受装置を意味し 、同駆動及び軸受装置はロータと、複数の電磁コイルを備えたステータとを有す る。ベアリング・フリー・モータのロータまたはアーマチュアは電気機械の原理 、即ち同期モータ、リラクタンス・モータ、誘導モータまたは非同期モータの原 理に基づいて従来の方法で駆動し得る。ベアリング・フリー・モータのロータは 回転軸に直交する方向に沿って延びる少なくとも1つの平面内において接触を伴 うことなく磁力で保持される。ロータの位置が同ロータの回転軸に直交する方向 に沿って延びる平面内において能動的な影響を受けるように電磁コイルを励磁し 得る。ロータの位置は複数のセンサによって監視し、複数の電磁コイルを対応す る構造を備えた励磁装置によって制御可能に励磁する。同励磁はロータを同ロー タの回転軸に直交する方向に沿って延びる平面に関連してステータ内で接触を伴 うことなく保持するように行う。更に、ステータの電磁コイルの対応した励磁に よって、トルクをロータまたはアーマチュア上に形成し得る。この結果、ロータ は同ロータの軸線の周りで回転する。この種のベアリング・フリー・モータと称 されるモータのロータは3つの自由度、即ち、x方向の位置と、y方向の位置と 、ロータの軸線の周りでの回動とに関連して能動的に励磁される。これらの特性 を有するベアリング・フリー・モータは各種の形態をなし得る。

例えば、ロータを十字形に形成し、ステータを複数のコイルから形成する。そして、同複数のコイルは放射方向に沿って延び、かつロータの周方向に沿って配置され、さらには個々に電気的に励磁可能である。これにより、例えば、ベアリング・フリー・モータをリラクタンス・モータとして形成し得る。ロータ及びシャフト全体を回転軸に直交する方向に沿って延びる平面に関連して懸架し、さらにはコイルを介して回転磁界を形成することによってロータを同ロータの回転軸

の周りで回転させるべく、これらのコイルを励磁し得る。

ロータは放射方向に沿って延びる永久磁石を有し、ステータはロータを同ロータの回転軸の周りで回転させる回転磁界巻線(駆動巻線とも称される)を有する。このため、例えば、ベアリング・フリー・モータを同期モータのように形成で

きる。更に、ステータは回転軸に直交する方向に沿って延びる平面内におけるロータの位置を制御すべく制御巻線を有する。ロータまたは磁束の位置はセンサによって検出し、制御巻線は励磁装置によって励磁する。この励磁はステータの軸線に直交する方向に沿って延びる平面内において、ロータをステータ内で接触を伴うことなく保持すべく行う。1つの実施の形態において、前記のように形成されたベアリング・フリー・モータと称されるモータは p 個の極対数を有する駆動巻線と、p+1 個または p-1 個の極対数を有する制御巻線とを有する。

ベアリング・フリー・モータは誘導モータまたは非同期モータとして形成可能であり、同誘導モータまたは非同期モータは短絡かごを有するかご形ロータとして形成されたロータを有する。この結果、誘導電流を交番配置された複数の磁場を通じてかご形ロータ内に形成し得る。

本発明に基づくターボ機械または遠心ポンプ等の流体を送出する回転機械は、磁気によって軸支されたロータを有する電気機械として形成された少なくとも1つの駆動及び軸受装置を有し、トルク及び磁気軸支力を形成する複数の巻線がステータ内に設けられ、ロータはターボ機械のシャフトの部分を形成し、2つの巻線を励磁するための制御装置が設けられ、同制御装置は、シャフトに接触することなく同シャフトを放射方向に保持すべく磁気懸架力を一方の巻線を介してロータ上に形成可能であって、かつロータに作用するトルクを他方の巻線を介して形成可能である。

本発明に基づくターボ機械または遠心ポンプ等の回転機械は、シャフトの磁気 懸架力等を形成する駆動及び軸受装置をシャフトの長手方向に沿って比較的広く、即ち長く形成し得る効果を有する。これによって実現される比較的広く、かつ 大きい支持面は更に大きな静的負荷及び動的負荷を形成可能にし、さらには動的 に

変化する負荷成分の補償を可能にする。大きな軸支面により、比較的大きな軸支力を形成可能である。この結果、駆動及び軸受装置を励磁する制御装置を使用することにより、ターボ機械または遠心ポンプの状態に基づいて支持力を予め定めることと、支持力を変更することの少なくともいずれか一方が可能である。

本発明の効果としては、ターボ機械または遠心ポンプ等の回転機械のシャフトの長手方向に沿って配置された少なくとも2つの駆動及び軸受装置を使用することにより、同シャフトを接触を伴うことなく放射方向に保持できる点が挙げられる。この状態において、2つ以上の圧縮ホイール若しくはロータまたはロータ・ホイールをシャフト上に互いに隣接して配置できる。別の効果としては、駆動及び軸受装置がシャフトの動的特性に影響を及ぼし得る点が挙げられる。このため、複数の圧縮ホイールと、駆動及び軸受装置とを共通シャフト上に配置し得る。別の効果としては、駆動及び軸受装置とを共通シャフト上に配置し得る。別の効果としては、駆動及び軸受装置がシャフトの軸支と、シャフトの駆動との両方を行うため、ターボ機械全体をハウジング内に内包し得る点が挙げられる。従って、ハウジングの外側に位置する駆動装置によってターボ機械または遠心ポンプのシャフトを駆動可能にすべく、同シャフトをハウジングから延出させる必要がなくなる。

本発明を複数の実施の形態に基づいて以下に詳述する。

図1は2つの駆動及び軸受装置を有するターボ機械または遠心ポンプの縦断面 図である。

図2は2つの駆動及び軸受装置と、対称配置された複数の圧縮ホイールまたは ロータとを有するターボ機械または遠心ポンプの縦断面図である。

図3は複数の圧縮ホイールを有する別のターボ機械の縦断面図である。

図4は制御装置を有する別のターボ機械の縦断面図である。

図5は1つの実施の形態に基づくスラスト・ベアリングの縦断面図である。

図5aは別の実施の形態に基づくスラスト・ベアリングの縦断面図である。

図6は駆動及び軸受装置のステータと、対応する制御装置との概略を示す横断 面図である。

図7はラジアル・ベアリングの横断面図である。

図1は耐圧ハウジング8内に内包されたターボ機械2の概略を示す。ターボ機械2は共通シャフト4と、2つの圧縮ステージと、2つの駆動及び軸受装置1とを有する。耐圧ハウジング8は複数の圧縮ステージの内部圧力に基づく大きさを有する。理解し易いように、シャフト4に固定された複数の圧縮ステージのうち

の2つの圧縮ホイール3のみを図示する。2つの駆動及び軸受装置1はシャフト4の端部にそれぞれ設けられている。駆動及び軸受装置1はロータ4aと、ロータ4aに固定されたシャフト4とを両者に接触することなく磁力によって放射方向に軸支し、かつシャフト4を駆動する役割を有する。駆動及び軸受装置1はシャフト4の一部を構成するロータ4aを有する。圧縮するマス・フロー9aは入口開口8aを通ってハウジング8の内部へ流入する。マス・フロー9bは圧縮ホイール3内を貫流し、かつ流出マス・フロー9cとして出口開口8bを通ってハウジング8から流出する。

各駆動及び軸受装置1は磁気によって軸支されたロータ4aと、駆動及び軸受装置1のステータ内に配置されたトルク及び磁気軸支力を形成する2つの巻線15,16とを有する電気機械として形成されている。ロータ4aはターボ機械2のシャフト4の一部を構成している。2つの巻線15,16は制御装置7によって励磁される。制御装置7による2つの巻線15,16の励磁は、シャフト4に接触することなく同シャフト4を放射方向に保持すべく磁気懸架力を一方の巻線16を介してロータ4a上に形成し、かつロータ4aに作用するトルクを他方の巻線15を介してロータ4a上に形成するように実施される。

動作原理の点において、駆動及び軸受装置1はステータ内に設けられた三相交流巻線を有する同期式誘導機または非同期式誘導機として形成されている。図6に示すように、ステータ巻線は複数の極対p1,p2をそれぞれ有する電気的に分離された2つの三相交流巻線15,16からなる。ステータ巻線を構成する2つの三相交流巻線15,16の極対数p1,p2は1つだけ互いに異なる。互いに異なる極性をそれぞれ有する2つの巻線15,16はステータ内において放射

方向に沿って前後に配置するか、または互いに重なるように配置(即ち、周方向に沿って延びる複数のコイルを複数の巻線に交番で巻き付けること)し得る。ロータ4bを駆動するために必要なトルクは同ロータ4bと同一の極対数を有する巻線15によって形成される。この場合、ロータ4bはかご形ロータとして形成されている。他方の巻線16の回転磁界によって駆動トルクが形成されることはない。これは同巻線16の極対数と同じ極対数がロータ4b内に存在しないこと

に起因する。制御装置7によって同一周波数で励磁され、かつ同一方向へ回転する互いに異なる極性を有する2つの回転磁界の協働により、一方向に作用する空間的に固定された磁気吸引力が駆動及び軸受装置1の空隙内に位置するロータ4 b上に形成される。この磁気吸引力はロータ4bの軸支に使用される。磁気軸支力の大きさ及び方向は複数の巻線15,16を励磁する電圧の大きさ及び位相を相互に変更することによって設定できる。

駆動及び軸受装置1は永久磁石ロータ、リラクタンス・ロータまたは電気励磁ロータとして形成されたロータ4bを有する同期機械とし得る。更に、駆動及び軸受装置1はロータ4bを有する非同期機械として形成可能であり、同ロータ4bは1つ以上の短絡された重ね巻巻線若しくは波巻巻線と、抵抗によって終端された巻線とのうちのいずれか一方を有し、その極対数 p 1 は巻線 1 5 の極対数 p 1 に等しい。ロータ4bの巻線は特に正弦波状分布を同ロータ4b上に形成可能である。更に、図6はロータ4aの位置を検出すべく駆動及び軸受装置1内に配置された2つのセンサ6を示す。2つのセンサ6は導電体6aを介して制御装置7に接続されている。ロータ4aは角速度ωで回転する。即ち、トルクMが巻線15によってロータ4a上に形成される。

スラスト・ベアリングが図1には示されていない。シャフト4を軸線方向に静止した状態で保持すべく、スラスト・ベアリングは圧縮ホイール3によって軸線方向に形成された力を補償する。同様に、対応する大きさを有する補償ピストンによる軸線方向力の通常の補償も図示されていない。図5はこの種のスラスト・ベアリング13を示す。本実施の形態において、スラスト・ベアリング13はデ

ィスク13 a と、電磁石13 b と、シャフト4の軸線方向位置を検出するための 複数のセンサとを有するスラスト磁気ベアリング13として形成されている。各 種のスラスト・ベアリングをシャフト4の軸線方向における軸支に使用できる。 前記の従来のスラスト磁気ベアリング以外の別のスラスト・ベアリングを適切に 使用し得る。駆動及び軸受装置1は特定の軸線方向軸支能力を原位置において独 自に有する。更に、駆動及び軸受装置1は円錐状に延びるロータ4 a と、同ロー タ4 a に整合した円錐状に延びるステータとを有し得る。圧縮ホイール3等によ って形成された軸線方向力を補償すべく、これは複数の巻線15,16を介した 制御が可能な大きさ及び方向を備えた軸線方向力の形成に使用される。

更に、図1は軸線方向に沿って互いに離間した2つのロータ3cを備えたシャフト4を有する遠心ポンプ2aの例の概略を示す。ターボ機械2の例において詳述したように、シャフト4は2つの駆動及び軸受装置1によって接触を伴うことなく保持され、かつ駆動される。

更に、図5 a はシャフト4上に作用する軸線方向スラストを補償するための従来のスラスト・ベアリング13を示す。スラスト・ベアリング13は圧力 p によって応力を加え得る内部空間13cと、シャフト4に固定可能なディスク13dとを有する。シャフト4に対する乾燥ガス・シールは内部空間13cのハウジング壁及びディスク13dの間に設けられている。シャフト4を所定位置に保持すべく、シャフト4の軸線方向位置をセンサによって検出し、かつ軸線方向スラストをシャフト4上に形成するようスラスト・ベアリングのベースにおける流体の圧力pを制御する。遠心ポンプ2aの場合、同一の技術的効果(即ち、シャフト4を所定位置に保持する効果)を有するスラスト・ベアリングは、対応する流体を有するフローティング・リング・シールを乾燥ガス・シールに代えて配置することによって実現し得る。従って、乾燥ガス・シールはウェット・シールと称されるシールによって置換される。

図1に示す実施の形態において、複数のロータ3はシャフト4に固定されている。駆動及び軸受装置1のロータ4aと、圧縮ホイール3のシャフト4bとは共

通シャフト4を形成すべく互いに強固に結合されている。ロータ4a及びシャフト4bを機械的手段によって互いに着脱可能に連結することにより、共通シャフト4は機械的に分離可能である。圧縮ホイール3を固定したシャフト4は同シャフト4の両端部にそれぞれ配置された2つの駆動及び軸受装置1によって接触を伴うことなく軸支されている。シャフト4上に形成されたトルクは駆動及び軸受装置1によって同様に形成される。片方または両方の駆動及び軸受装置1によってトルクを形成するように同駆動及び軸受装置1を励磁し得る。2つの駆動及び軸受装置1を使用する場合、これによって全トルクを所望の割合で各駆動及び軸

受装置1間で分割できる。

図2は互いに隣接する2つの駆動及び軸受装置1を有する別のターボ機械2または遠心ポンプ2aを示す。同ターボ機械2または遠心ポンプ2aは駆動及び軸受装置1によって駆動され、かつ少なくとも放射方向に接触することなく軸支されるロータ4aを備えた共通シャフト4と、同共通シャフト4の両端に対称配置された複数の圧縮ホイール3またはロータ3cとを有する。2つの圧縮ホイール3またはロータ3cとを有する。2つの圧縮ホイール3またはロータ3cはシャフト4上に互いに対向して配置されており、これは軸線方向に作用する力を少なくともほぼ対称に補償する効果を奏する。駆動及び軸受装置1は制御可能な特定の軸線方向力を形成すべく製造し、かつ励起できる。この結果、図2に示す実施の形態では、別のスラスト・ベアリングは特定の条件下において必要なくなる。圧縮ホイール3またはロータ3cは送出する流体のための入口側3a及び出口側3bを有する。

図3は別の実施の形態に基づくターボ機械2を示す。ターボ機械2はシャフト4、複数の駆動装置1及び複数の圧縮ホイール3を有し、同複数の駆動装置1及び複数の圧縮ホイール3は共通シャフト4に沿って直列に配置されている。シャフト4の位置は複数のセンサ6によって検出する。更に、シャフト4を同シャフト4に接触することなく磁力によって少なくとも放射方向に保持するように、制御装置7は駆動及び軸受装置1の複数の巻線15、16を励磁する。

複数の巻線15、16によって形成される磁力は変化する。このため、複数の

巻線15,16により、シャフト4の回転特性はターボ機械2の回転中に影響を受け得る。例えば、これらの力は重力とは逆の方向に影響を受け得る。制御装置7によって予め定め得る磁力ベクトルを放射方向に沿って延ばすべく複数の巻線15,16を励磁するか、または放射方向に沿って延びる磁力ベクトルの配向を経時変化させるべく複数の巻線15,16を励磁し得る。更に、磁力ベクトルの大きさを変更し得る。シャフト4の位置は複数のセンサ6によって検出可能である。このため、シャフト4の回転特性またはターボ機械の回転特性に影響を及ぼすべく複数の巻線15,16を制御装置7によって励磁できる。

ターボ機械2はハウジング8を有する。ハウジング8は全ての固定部品及び回

転部品を同ハウジング8の内部に内包するように形成されている。流入マス・フ ロー9aは入口開口8aを通ってハウジング8の内部へ流入し、さらにはマス・ フロー9 b として複数の圧縮ホイール3を貫流し、かつ出口開口8 c を介して冷 却装置10内へ流入する。冷却されたマス・フロー9eは流入マス・フロー9f として入口開口8 dを通って別の圧縮ホイール3へ送られ、さらにはマス・フロ -9 c として出口開口8 b を通ってターボ機械2 から流出する。冷却装置1 0 に よる中間冷却はマス・フローの体積を減少させる効果を有する。図3に示す実施 の形態の効果としては、ハウジング8が複数の開口8a,8b,8c,8d以外 の別の開口を有さない点が挙げられる。対応する接続片を介することにより、複 数の開口8a、8b、8c、8dを別の入口管路及び出口管路に対してそれぞれ 完全に密着して連結できる。図1乃至図3に示す実施の形態の別の効果としては 、シャフト4がハウジング8の内側に配置されていることにより、加圧下にある ハウジング8を完全に密閉し、かつターボ機械2を油を使用することなく運転で きる点が挙げられる。特に、シャフト4は油を使用することなく軸支できる。し かし、ハウジング8の外側に位置する別の駆動装置によってシャフト4を駆動可 能とすべく、開口をハウジング8に設け得る。これを実現すべく、対応するシー ル装置をシャフト4が貫通するハウジング8の部分に設ける必要がある。乾燥ガ ス・シールがこの種のシール装置に適する。

腐食性媒体を送出する場合、図3に示すように、駆動及び軸受装置1を装置20,21内に内包することは効果的である。装置20は環状スリーブ20として形成されており、同環状スリーブ20はシールをシャフト4と、入口及び出口開口21とにそれぞれ有する。駆動及び軸受装置1を冷却し、かつ同駆動及び軸受装置1が腐食性媒体に接触することを防止するために、液体またはガス(例:窒素)22が装置20,21内を貫流している。腐食性媒体9bは装置20,21の外側の周囲を流動する。この結果、腐食性媒体9bから保護すべく駆動及び軸受装置1は配置されている。

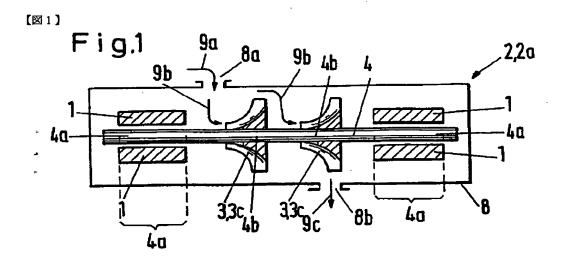
図4は別の実施の形態に基づく多段コンプレッサを示す。同多段コンプレッサ は共通軸4、複数の圧縮ホイール3、並びに複数の駆動及び軸受装置1を有する 。更に、制御装置7を有する制御システムを示す。ターボ機械2の状態は複数の センサ6によって検出される。例えば、複数のセンサ6は駆動装置1のステータ に対するシャフト4の位置、または圧縮ステージ3内におけるシャフトの位置と 、シャフト4の角速度とを検出し得る。複数のセンサ6の信号は導電線6aを介 して制御装置7へ入力される。駆動及び軸受装置1は制御装置7のデータに基づ いて導電線7a.7bを介して励磁される。本実施の形態では、シャフト4に作 用する懸架力を形成するための巻線19を有する磁気ラジアル・ペアリング12 が設けられている。ラジアル・ベアリング12は導電線12aを介して制御装置 7に接続されている。シャフト4の撓み及び動特性の少なくともいずれか一方は 駆動及び軸受装置1、並びにラジアル・ベアリング12の対応する配置及び励磁 を通じて広範にわたって影響を受ける。効果的な使用では、駆動及び軸受装置1 並びに磁気ラジアル・ベアリング12の少なくともいずれか一方を制御装置7に よって励磁する。この励磁はシャフト4の回転特性に影響を及ぼすように行われ 、特に、同励磁はロータの内部振動を軸線方向に沿った異なる複数の位置におい て個々に能動的に減衰するように行われる。導電線7a,7b,12a及び導電 体6 a は気密通路 (図示略) を通ってハウジング8を貫通して延び、かつハウジ ング8の外側に位置する制御装置7まで延びている。

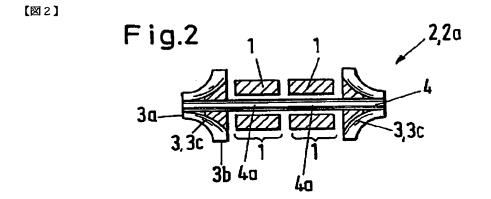
図7は1つの実施の形態に基づくラジアル・ベアリング12の横断面図である。ラジアル・ベアリング12は積層金属体(Blechpaket)17と、同積層金属体17の周方向に沿って設けられた複数の磁極17a,17bとを有する。更に、シャフト4と、積層金属体17及びシャフト4を通過する磁束18とが示されている。積層金属体17上に作用する複数の電気巻線(このうちの1つのみを図示)19を使用することにより、シャフト4に作用する放射方向の力を対応する励磁によって形成できる。この力はシャフト4の無接触軸支に使用するか、またはシャフト4上に動的に作用する力の補償に使用できる。

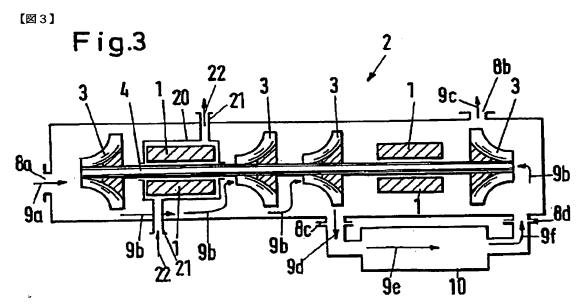
従って、例えば、2つの駆動及び軸受装置1のうちの一方を図1または図2に 示す実施の形態のラジアル・ベアリング12で置換できる。

図4に示す実施の形態では、共通シャフト4は分割可能である。例えば、同分

割はシャフト4をラジアル・ベアリング12と、同ラジアル・ベアリング12の 右側に位置する圧縮ホイール3との間で分割し、これによってターボ機械が2つ の分離したシャフト4を有するように行う。分離された2つ以上のシャフト4の 効果としては、同複数のシャフト4を互いに異なる回転速度で駆動できる点が挙 げられる。

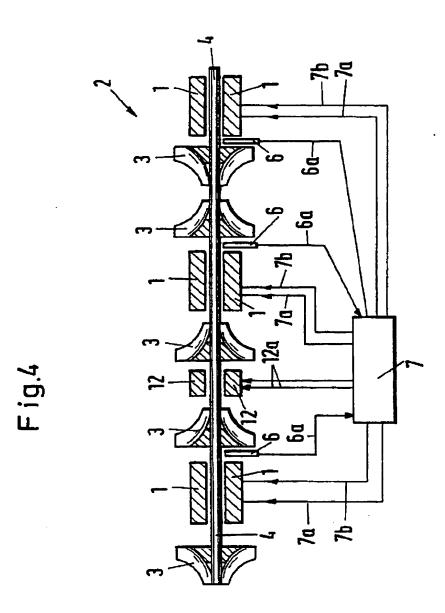




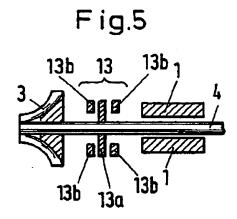


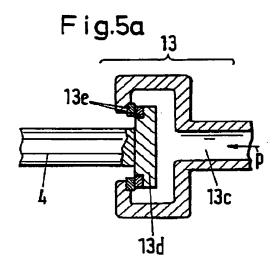
,

[図4]

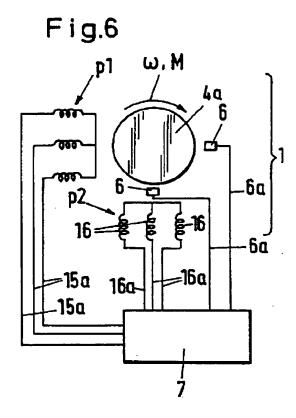


【図5】

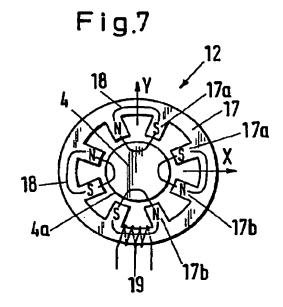




【図6】



[図7]



【国際調査報告】

(. . .

INTERNATIONAL SEARCH REPORT Int ional Application No PCT/CH 96/00350 A. CLASSIFICATION OF SUBJECT MATTER IPC 6 F16C39/86 According to International Patent Classification (IPC) or to both national classification and IPC B. FIELDS SEARCHED tutum searched (classification system followed by classification symbols) F16C HO2K F01D Documentation searched other than annuntum occurrentation to the extent that such documents are included in the fields searched Electronic data base consulted during the international search (name of data base and, where practical, search terms used) C. DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT Relevant to claim No. Category * Ottetion of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages WO 95 20260 A (SULZER) 27 July 1995 1-8,10. **.Y** 12-14 see the whole document DE 41 02 707 A (N.T.N CORP.) 8 August 1-8,10, Y 12-14 see the whole document 1-8.10. DE 91 12 183 U (SIEMENS) 13 February 1992 12,14 see the whole document 1-8,10, DE 90 17 166 U (T.U CHEMNITZ) 4 April Y 12.14 1991 see the whole document 1-12,14 US 3 694 041 A (STUDER) 26 September 1972 see the whole document -/--Patent family members are listed in annex. X Further documents are listed in the continuation of box C. "I Later document published after the international filing date or priority date and not in condict with the application but ched to understand the principle or theory underlying the invention Special entegories of sited documents: "A" document defining the general state of the art which is not considered to be of particular relevance. "E" earlier document but published on or after the international "X" document of particular retevance; the claimed invention cannot be considered novel or cannot be considered to involve an inventive step when the document is taken alone "L" document which may throw doubts on priority dains(s) or which is cited to establish the publication date of another citation or other special reason (as specified) When the continues and when the continues is the about about the considered to involve an inventive step when the document is combined with one or more other such document, such combination being obvious to a person shilled in the art. *O* document referring to an oral disclosure, use, odulation or other means "P" document published prior to the international filing date but later than the priority data claimed "A" document member of the same patent family Date of mailing of the international search report Date of the actual completion of the international search 11.02.97 31 January 1997 Authorized officer Name and mailing address of the ISA. European Patrit Office, P.B. 3318 Patritiann 2 NL. 2230 HV Ripaviji. Tel. (-31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo ni, Fact (+31-70) 340-2010 Geyer, J-L

Form PCT/ISA/210 (second sheet) (July 1992)

- 65	INTERNATIONAL SEARCH REPORT	ton innal Application No PCT/CH 96/09350		
Catalona .	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to daim No.		
Y	BE 871 024 A (ACEC) 5 April 1979 see the whole document	1-12,14		
A	EP 0 299 855 A (ETAT FRANCAIS) 18 January 1989 see the whole document	13		
A	US 5 424 595 A (PRESTON ET AL.) 13 June 1995 see the whole document	1,2,5,6, 12,14		
	·			
1				
:				

Patent document	Publication	Patent fam		Publication
ited in search report	date	member (i		date
WO-A-9520260	27-07-95	NONE		
DE-A-4102707	68-08-91	JP-B- JP-A- JP-A- US-A-	3229987 7051955 4148094 4148095 5112202 4123433	11-10-91 05-06-95 21-05-92 21-05-92 12-05-92 06-02-92
DE-U-9112183	13-02-92	NONE		
DE-U-9017166	04-04-91	NONE		
US-A-3694841	26-09-72	NONE		
BE-A-871024	65-64-79		727 0009843 2438158	15-03-82 16-04-80 30-04-80
EP-A-299855	18-81-89		2618928 3876786	13-01-89 28-01-93
US-A-5424595	13-66-95	NONE		

Form PCT/ISA/218 (petent family sames) (July 1992)

フロントページの続き

(51) Int.Cl.⁶

識別記号

FΙ

(23)

HO2K 19/10

H O 2 K 19/10 29/00 Z Z

// HO2K 29/00

(72)発明者 シュミット、ヨアヒム スイス国 CH-5422 オーバーエーレン

ディンゲン ドルフシュトラーセ 14

4

.

This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

☐ BLACK BORDERS
IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
FADED TEXT OR DRAWING
BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
☐ SKEWED/SLANTED IMAGES
☐ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
☐ GRAY SCALE DOCUMENTS
LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
☐ REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
☐ OTHER:

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.